#### PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11) Publication number:

08247076 A

(43) Date of publication of application: 24.09.1996

(51) Int. CI

F04C 29/10

(21) Application number:

(22) Date of filing:

07054311

14.03.1995

(71) Applicant: MATSUSHITA REFRIG CO LTD

(72) Inventor:

**UMEOKA IKUTOMO** 

**MORISHITA KENICHI** 

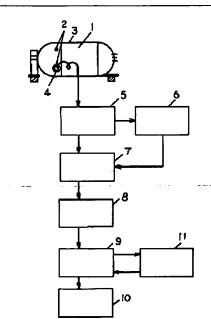
### (54) PERFORMANCE DEGRADATION DIAGNOSING DEVICE FOR COMPRESSOR

### (57) Abstract:

PURPOSE: To provide a performance degradation diagnosing device of a compressor to judge a performance degradation degree of the compressor in accordance with an oscillatory waveform of the compressor and to efficiently and precisely judge compression performance, especially refrigerating capacity by determining an unsteady component with fluid oscillation of the compressor as its exciting source.

CONSTITUTION: This device is constituted by furnishing a sensor 4, an amplifier 5, a waveform recorder 6, a filter 7, an A/D converter 8, a waveform processor 9, an indicator 10, a recorder 11 and a quantifying means of an unsteady component of an oscillatory waveform in the waveform processor 9.

COPYRIGHT: (C)1996,JPO



(19)日本国特許庁 (JP)

# (12) 公開特許公報(A)

(11)特許出顧公開發号

# 特開平8-247076

(43)公開日 平成8年(1996)9月24日

技術表示的所

(51) Int.CL\*

織別紀号 庁内整理番号 PΙ

F04C 29/10

331

F04C 29/10

331B

審査請求 未請求 請求項の数6 OL (全 9 頁)

(21)出顧器号

(22)出題日

物顯平7-5/311

平成7年(1995) 3月14日

(71)出廢人 000004488

松下冷機株式会社

大阪府東大阪市高井田本通4丁目2番5号

(72) 発明者 梅岡 郁友

大阪府東大阪市高井田本道 4 丁目 2 番 5 号

松下冷機株式会社内

(72) 発明者 森下 賢一

大阪府東大阪市高井田本通4丁目2番5号

松下冷機株式会社内

(74)代理人 弁理士 資本 智之 (外1名)

# (54) 【発明の名称】 圧縮機の性能劣化診断装置

### (57)【要約】

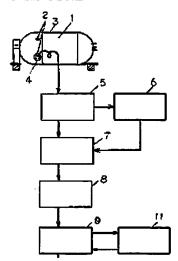
【目的】 本発明は圧縮機の性能劣化度合を圧縮機の振 動波形から判定するもので、圧縮機の流体振動を加振源 とする非定常成分を定置化することで圧縮性能。特に冷 凍能力を効率的に精度良く判定する圧縮機の性能劣化診 断装置を提供することを目的としたものである。

【構成】 センサ4と、増幅器5と、波形記録装置6 と、フィルタ?と、A/D変換器8と、波形処理器9 と、表示器10と、記録装置11と、波形処理器9にお いて振動波形の非定常成分の定置化手段とを備えた構成 とする。

1 圧結機

6 波影処理養養

10 表示器



(2)

## 【特許請求の範囲】

【語求項』】 圧縮機において冷媒を圧縮する過程で発生する流体振動により加振され発生する振動波形を検出するセンサと、この振動波形を増幅する増幅器と、この増幅器から出力される信号を記録する波形記録装置と、この波形記録装置または増幅器から出力される信号のノイズ成分を除去するフィルタと、このフィルタから出力される信号をA/D変換するためのA/D変換器と、このA/D変換器から出力される信号の特徴を波形処理し、この波形処理値から性能劣化度合を判定する波形処理し、この波形処理値から性能劣化度合を判定する液形処理を記録する記録装置とで構成されており、波形処理器において圧縮機の圧縮過程で発生する流体振動の非定常成分を定置化することで性能劣化度合を判定することを特徴とする圧縮機の性能劣化診断装置。

1

【語求項2】 波形処理器で行われる流体振動の非定常 成分の定置化処理において、入力された振動波形を周期 毎に分割する手段と、この周期毎に分割した波形を加算 平均処理する手段と、分割された波形とこの加算平均処 理した波形との差の波形を算出する手段と、この差の自 20 最を算出する手段と、この各自最した液形を加算平均処 理し分散波形を求める手段と、この分散波形を積分し分 散パワーを求める手段と、振動波形の自急平均を行い振動パワーを求める手段と、この分散パワーとこの振動パワーとの比を算出する手段とで、比分散値を求める手段 とで振動波形処理を行うことを特徴とする請求項1記載 の圧縮機の性能劣化診断装置。

【語求項3】 波形処理器に入力された振動波形を周期 毎に分割する手段として、自己相関分析処理を用いて振 動波形を周期毎に分割することを特徴とする請求項2記 30 載の圧縮機の性能劣化診断装置。

【語求項4】 波形処理器における分散波形を積分する 手段において、分散波形の平滑化処理を行った後、積分 することを特徴とする請求項2記載の圧縮機の性能劣化 診断終置。

【語求項5】 波形処理器で行われる分散波形を積分する手段において、圧縮機のバルブが開放している間を請分することを特徴とする語求項2記載の圧縮機の性能劣化診断装置。

【語求項6】 分散波形の積分範囲の決定手段において、圧縮機のバルブが開放している間の積分範囲を分散 波形にしきい値を設け、その交点から求めることを特徴 とする請求項5 記載の圧縮機の性能劣化診断装置。

#### 【発明の詳細な説明】

[0001]

【産業上の利用分野】本発明は圧縮機の非破壊異常診断 に係わり、特に圧縮機の圧縮性能の異常を振動により診 断する方法及び、装置に関するものである。 いられるような冷線を圧縮するものがある。この圧縮機は通常、冷凍システムにつながっており、低温低圧の冷 媒ガスを吸い込み、圧縮機内で断熱圧縮され、高温高圧 の冷媒ガスを排出することが基本的な機能である。

【0003】しかしながら、圧縮機の圧縮要素部は金属で構成されており、金属同士の褶動部が多数存在している。このため、その褶動部は例えばゴミなどの異物が返入した場合、この異物が原因となり摺筒部に優が付き圧縮中の冷媒漏れから圧縮性能(例えば冷凍能力)の低下を引き起こしたり、この摺筒部の優が原因となり、褶動部品が摩耗し圧縮不良を引き起こしたりする。

【①①①4】また、圧縮機の組立時のミスによりクリアランスが大きく組み立てられ、圧縮中の冷媒漏れから規定の圧縮性能が出力されないことがあった。

【0005】とのことからこれらの冷媒漏れによる圧縮 性能の低下や圧縮不良を判断するため、圧縮機を冷凍シ ステムから分離しカロリー計測装置で評価していた。

【①①① 6】しかし、これでは費用と時間がかかり、数をとなすことは現実的に不可能であった。また、冷凍冷蔵室内の温度を検知することが考えられるが、圧縮機の性能だけでなく冷媒ガス、熱交換器、断熱性能、温度検知方法等により原因がいろいろ考えられ、圧縮機の性能劣化を正しく診断できるものではなかった。

【①①①7】このため、圧縮級の性能劣化度合を効率的 に請度良く診断する方法が望まれていた。

【①①①8】とれらの要望に答えるため、例えば電流またはガス圧力等の電流値及び、圧力値を検出することにより、圧縮機が異常な運転をしていないかを判断する方法がある。

5 【①①①②】また、圧縮機の内部の異常を早期に発見するため、圧縮機の外郭に伝達する振動、音、AE信号を検出して診断する方法が考案されている。

【0010】例えば特開昭62-75095号公報、特開平2-205728号公報などが提案されており、特開昭62-75095号公報は圧縮機のシリンダ係、ゴミかみ等の具常を検出するため、圧縮機から発生する経音あるいは振動を検出し、液長方向に分割した区間毎の信号の請算変動量の最大値と最小値との比率から基準値と比較し異常の判定を行う方法がある。

(0011)また、特闘平2-205728号公報は額動部の傷、摩託等の不良を検出するため、圧縮機から発生するAE信号を検出し、このAE信号を包絡線検波した信号に対し、1回期あたりに発生するあるしきい値をこえたAE信号の発生数や、回転同調成分の強度から基準値と比較し異常の判定を行う方法が考案されていた。 【0012】

【発明が解決しようとする課題】しかしながら上記のような構成では、電流検知は圧縮機が圧縮不良を超とすぐ

(3)

ることはできない。

【0013】また、ガス圧力検知も同様である。さちに、特別昭62-75095号公報の方法では圧縮機内に異物が混入する等の聴感でも異常が分かるものでしか判断できず、基本的に機械振動の変勢を抽出しているため、圧縮機の圧縮性能については判断できないものである。

3

【0014】また、特闘平2-205728号公報のA E信号を用いた診断でも摺動部の損傷によるAE信号の 特徴を定置化しているものであり、圧縮機の圧縮性能を 19 診断することはできないという問題があった。

【0015】本発明は上記問題点に鑑み、圧縮機の圧縮 性能の劣化度合を効率的に精度良く診断できる圧縮機の 性能劣化診断装置を提供することを目的としている。 【0016】

【課題を解決するための手段】上記目的を達成するために本発明の圧縮機の性能劣化診断装置は、圧縮機において冷媒を圧縮する過程で発生する液体振動により加振され発生する振動波形を検出するセンサと、この振動波形を増幅する増幅器と、この増幅器から出力される信号を20記録する波形記録装置と、この波形記録装置または増幅器から出力される信号のノイズ成分を除去するフィルタと、このフィルタから出力される信号をA/D変換器と、このフィルタから出力される信号をA/D変換器と、この人/D変換器から出力される信号の特徴を波形処理し、この波形処理値から性能劣化度合を判定する波形処理器と、これらの結果を表示する表示器と、これらの結果を記録する記録装置とで構成されており、波形処理器において圧縮機の圧縮過程で発生する液体振動の非定常成分を定置化することで性能劣化度合を判定するものである。30

【0017】また、波形処理器で行われる流体振動の非定常成分の定量化処理において、入力された振動波形を 周期毎に分割する手段と、この周期毎に分割した波形を 加算平均処理する手段と、分割された波形とこの加算平均処理した波形との差の波形を算出する手段と、この差 の自乗を算出する手段と、この各自乗した波形を加算平均処理し分散波形を求める手段と、この分散波形を積分 し分散パワーを求める手段と、振動波形の自急平均を行い振動パワーを求める手段と、この分散パワーとこの振動パワーとの比を算出し比分散値を求める手段とで、性 40 能劣化度台を判定するものである。

【0018】さらに、波形処理器に入力された振動液形を周期毎に分割する手段として、自己相関分析処理を用いて振動波形を周期毎に分割するものである。

【0019】また、波形処理器における分散波形を補分する手段において、分散波形の平滑化処理を行った後、 補分するものである。

【0020】さらに、波形処理器で行われる分散波形を

【①①21】また、分散波形の補分範囲の決定手段において、圧縮機のバルブが開放している間の補分範囲を分散波形にしきい値を設け、その交点から求めるものである。

[0022]

【作用】本発明は上記した構成によって、圧縮機の外殼 に任達する流体振動を加振源とする超音波領域までの振 動波形がセンサにより検出され、この検出された信号は 微少な信号のため、増幅器でこの信号が増幅される。次 に、この信号を後でも処理できるように波形記録装置に 記録される。フィルタでは、この波形記録装置または増 幅器から出力される信号の圧縮機以外から発生している ノイズ成分を除去するため、低域の周波数成分と高域の 周波数成分が除去される。このフィルタリングされた信 号は、A/D変換器によりアナログ信号がデジタル信号 に変換され、DSPを備えた波形処理器へ出力される。 この波形処理器では入力された信号の流体振動の影響に より発生した非定焦緩動が定置化される。さらに、この 定量化数値に対応する圧縮性能(例えば冷凍能力)を表 すデータベースから圧縮機の圧縮性能が判定される。こ れらの結果は表示器により画面上などに出力され性能劣 化度合を確認することができる。また、この結果をハー ドディスク等の記録装置に保存されデータの蓄積が行わ

【0023】また、液形処理器において、入力された緩動液形を周期毎に分割され、その分割された緩動液形は加算平均処理される。次にこの平均液形に対し、各周期毎に分割された液形との差が求められ、次に各々の周期毎分割された液形との差が求められ、次に各々の周期毎分割された液形毎に差の自急した液形が算出される。30 さらに算出された液形は加算平均処理され、1周期の平均液形に対する各分割液形の分散液形の平均が算出される。続いてこの液形に対し積分が行われ、分散パワーが算出される。一方、入力された緩動液形に対し、自急平均が行われ緩動パワーが求められる。最後にこの算出された振動パワーと分散パワーとの此が算出され、比分散値が求められる。これにより、圧縮機の圧縮性能と対応する流体緩動の非定常成分の定置化が図られ、圧縮性能を錯度良く判定することができる。

【① 024】さらに、この液形処理器に入力された振動 波形を周期毎に分割するための周期ビッチを決定するため、自己相関分析計算が行われる。その結果、回転周期 が相関分析波形のピークとなって現れ、ピークとピーク の間が1周期のビッチを表しており、このピッチをもと に、振動波形は周期毎に分割される。これにより、分割 による各波形の誤差がなくなり、正確な波形の分割を行 うことができる。

【0025】また、分散波形から分散パワーを算出する間で、分散波形が一端平滑化処理され、その後、積分し

(4)

5

特関平8-247076

の取り扱いを容易にすることができる。

【0026】さらに、分散液形を補分する際に、圧縮機のバルブが関放している間で補分されることにより、圧縮性能に対応する流体振動に関わる分散パワーが精度良く抽出でき、圧縮性能の劣化を精度良く診断できる。

【0027】また、圧縮機のバルブが開放する範囲の決定において、しきい値と分散波形との交点からバルブの関放する範囲が決定される。これにより、バルブの関放する範囲が特度良く検出できる。

[0028]

【実施例】ことで、冷蔵庫等に用いられる圧縮機を例に とり詳細に説明する。

【 ① ① 2 9 】 (実施例 1) 以下本発明の一実施例の圧縮 機の性能劣化診断装置について図面を参照しながら説明 する。

【0030】図1において、1はフロンガス等を圧縮す る圧縮機で、2は圧縮要素を外殻である密閉ケース3に 固定している4点溶接部である。4は振動波形を検出す るセンサで、圧縮機の基本波から100KH2ぐらいま での振動成分を検出できるものである。センサ4は圧縮 20 機1内部からの信号を最も強く伝達してくる箇所である 4点溶接部2の1点に設置されている。5はセンサ4が 検出した信号を増幅するものであり、6はこの信号を記 録する波形記録装置である。7は波形記録装置6及び、 増帽器5からの信号のノイズを除去するためのフィルタ である。8はフィルタ?から出力される信号をA/D変 換するA/D変換器である。9はA/D変換された信号 から圧縮機1の圧縮過程における流体振動に起因する非 定常成分を定量化するための波形処理と、この定量化数 値と対応する性能劣化のデータベースから性能劣化度合 30 を判定するDSP等を備えた波形処理器である。 10は この結果を画面上またはブリンター等へ出力表示させる 表示器であり、これらの結果はハードディスク等の記録 装置 1 1 に記録される。また、データベースもこの記録 装置 1 1 に記録されている。

【0031】とこで、圧縮機の構造と振動液形について 説明する。図2.3は圧縮機1の構造を表しており、密 閉ケース3の内部に電動機12と圧縮要素13が配置さ れている。圧縮要素13は主に電動機12の回転運動を 伝達するクランクシャフト14、クランクシャフト14 を支持する主軸受15、副軸受16、シリンダ17、ローラ18、ベーン19、副軸受16の内部に収納された バルブ20とから構成されている。圧縮要素13の各部 品間の額動には潤滑袖21を潤滑させ摺動させている。 22は吸入管で23は吐出管である。

【 0 0 3 2 】冷媒は、冷却システム (図示せず) から吸入管2 2 を通り、シリンダ 1 7 の吸入ポート 2 3 からシリンダ 1 7 内の吸入室2 4 に吸い込まれる。次にクラン

冷媒は断熱圧縮され高温高圧冷媒となる。

【0033】ここで、ローラ19が絵回するときにベーン18がローラ19に追従し往復運動を行うため、シリンダ17内でベーン18が仕切となり吸入室24と圧縮室25が形成され、冷媒は効率良く圧縮される。

【0034】高温高圧となった冷媒ガスはバルブ20を押し上げ吐出切り欠き26からマフラー27内に導かれる。その後、マフラー27の吐出穴(図示せず)から密閉ケース3の吐出空間28に放出され、吐出管23から10 冷却システムに導かれる。

【0035】図4はセンサ4で計測された1回転の振動 波形とシリンダ17内の圧縮要素13の1回転における メカ部品の挙動との関係について表している。メカ部品 の挙動はア〜エの状態を1回転とし、冷媒の圧縮を繰り 返している。

【0036】アの状態は圧縮開始点の状態を衰し、ベーン18がシリンダ17に最も引っ込んでいる状態である。この状態では低温低圧の冷媒が吸入室24に吸い込まれた状態である。

「【①①37】との状態を回転角度①度とし、特に上死点 と呼ぶ。この上死点の時に振動波形ではベーン18と他 部品との衝突により大きな衝撃波が発生する。

【0038】4の状態は180度回転が進んだ状態で、ベーン18がシリンダ17に最も突出した状態であり、下死点と呼ぶ。この状態になると吸入室24は容積が縮小されて、圧縮室25となり、新たに吸入室24、が形成される。また、振動波形ではベーン18が不安定な支持となり小さな衝撃波が発生する。

【0039】ウの状態は回転が270度造んだ状態であり、圧縮室25のガス圧荷重がバルブ20の押さえつけ力よりもまして、バルブ20を押し上げて圧縮冷媒がシリンダ17外へ吐出される状態である。

【0040】エの状態は1回転し圧縮が完了した状態を表している。振動波形では2の270度を起点に上死点まで衝撃波が発生しており、ガス圧荷重が周辺の部品を支持側の部品に押さえつけられながら摺動していることから発生していると考えられる。また、冷媒は理論的には部品間のオイルシールによりシリンダ17内に密閉されている状態だが、1回転中に冷媒婦れが多少あることが現状である。

【0041】特に、回転角度270度から上死点にかけて冷媒は高温高圧となるため、冷媒はバルブの開放に伴いシリンダ外へ放出されると共に冷媒の漏れは特に著しく圧磁室25外へ漏れていく。

【①①42】とのため、振動波形の衝撃波の生成に大きく寄与している冷媒のガス圧荷重にとのガスの放出とガス漏れは大きく影響している。さらに、振動波形の衝撃波はマクロ的には周期的に見えるがミクロ部分ではこの

【①①43】また、この非定常成分は圧縮機の冷凝能力 が大きいと大きく、冷凍能力が小さいと小さくなる傾向 である。

【0044】以上のように構成された一笑施例における 動作を説明する。圧縮機1内部から発生した振動成分は 機械部品内を任達し、4点溶接部2に任達する。4点溶 接部2の1点に設置されたセンサ4によりこの伝達され た振動は検出され、弯圧信号等に変換される。

【0045】との信号は増幅器5により増幅され、出力 された信号は一端、波形記録装置6に記録され再生して 10 フィルタ7に出力されるか、直接フィルタ7に出力され る。

【①①46】フィルタ7に入力された信号は圧縮機1の 振動を計測した条件等により外部から主に低域の周波数 のノイズが復入することと、高域の周波数でA/D変換 するときの折り返しノイズの発生が心配される。

【0047】このことからフィルタ?ではこれらのノイ ズ成分の除去が行われ、A/D変換器8に出力される。 【0048】例えば今回の場合、下限周波数300H2 と上限国波数100K日2に設定し、フィルタリングを 20 行った。A/D変換器8では入力されたアナログ信号が デジタル信号に変換され波形処理器9に出力される。

【0049】例えば今回の場合、300KH2のサンプ リング国波数で行った。波形処理器9では上述した鋠動 波形の非定度成分を定置化する等の波形処理演算がDS P等を用いて行われ、次にこれらの算出結果と圧縮性能 の対応を表すデータベース(例えば今回の場合冷凍能力 と波形処理値とのデータベース)から圧縮性能が判定さ れる。判定された結果は表示部10に出力され確認する ことができる。

【0050】また、記録装置11においてこれらの結果 が保存され圧縮機等のデータベースが構築される。以上 のことから、圧縮機の性能劣化度合を振動で効率良く判 定できる。

【0051】(実施例2)以下本発明の第2の実施例に ついて図面を参照しながら説明する。

【0052】実施例1に対し、圧縮機の性能劣化度台を 精度良く判定するため、波形処理器9で行われる振動波 形の非定常成分の定量化に関する波形処理手段について 規定するものである。

【0053】図5において、27で液形処理器9に鋠動 波形が入力される。例えば今回の場合、20周期分の振 動波形を入力した。入力された振動波形は28で1周期 毎に分割され、29で20周期分の振動波形の加算平均 波形が算出される。次に30で加算平均された振動波形 に対し、28で分割された各級動波形との差がそれぞれ の波形で求められ、31で振動波形毎にその差が自豪さ れる.

波形が積分され、緩動波形の非定常成分を表す分散パワ ーが算出される。一方、34で27で入力された振動波 形の自豪平均が行われ、振動パワーが算出される。最後 に35で分散パワーと振動パワーとの比が算出され、比 **分散値が求められる。36からはその計算結果が出力さ** れる。

【0055】図6は冷凍能力大品と冷凍能力小品の鋠動 波形37、38と分散波形39、40を表しており、分 散波形39、40の斜線部の面積の大きさが分散パワー を表しており、冷凍能力が大きい方がこの面積が大きい ことが分かる。つまり、分散パワーが大きいほど冷凍能 力が大きいことを表している。

【0056】また、振動パワーとの比を算出しているの は圧縮機にかかる負荷または機種による分散パワーの変 動を除外するためである。以上のことから、この液形処 理手段で比分散値を算出することにより、圧縮性能であ る冷凍能力を効率良く判定することができる。

【0057】(実施例3)以下本発明の第3の実施例に ついて図面を参照しながら説明する。

【0058】実施例2に対して、入力された20周期分 の波形を1回期毎に分割するための1周期のピッチ数を 求める手段について規定するものである。

【①059】図?はサンブルデータ数に対する自己相関 分析値の関係41を表している。 波形処理器 9 に入力さ れた20周期分の波形同士の一方の時間波形の時間軸を ずらしながら祖関分析計算が行われる。

【0060】とのため、時間輪のずれが1周期のN倍毎 に相関分析館のピークが現れる。このピークは20周期 分の平均国期を表している。これにより、図7に示すよ 30 うに初期状態から最初のビーク42までのサンブル数を カウントすることにより、1 国期のビッチ数を効率的に 正確に得ることができる。今回の場合約5,130ポイ ントであった。

【①①61】 (実施例4) 以下本発明の第4の実施例に ついて図面を参照しながら説明する。

【0062】実施例2において波形処理器9で行われる 分散波形32から補分して分散パワー33を算出する手 段について規定するものである。

【0063】分散波形32は非常にサンンブル敷が大き 40 く、このまま積分すると数値が見かけ上莫大な数値とな り且つ精分範囲が不明確となり誤差要因となるため、分 散波形32に対し平滑化処理を行い分散パワー33を算 出した。今回の場合60ポイント、時間にすると0.2 msecの間隔で平滑化処理を行った。

【①①64】図8は平滑化処理前の分散波形43と平滑 化処理した後の分散波形4.4を示しており、処理後は処 廻前と比べ非常に頻維としていた分散波形の形状が明確 になっているととが分かる。これにより、積分範囲が明

ると共に、処理速度が向上する。

【0065】(実施例5)以下本発明の第5の実施例について図面を参照しながら説明する。

【0066】実施例2の液形処理器9で行われる分散波形32から分散パワー33を算出するために行われる領分処理について、その領分範囲を規定するものである。 【0067】図9は振動液形45と分散波形46を示したものである。振動波形45の回転角270度近辺のパルブが開放し、閉鎖する間は、冷媒ガスの放出とガス漏れの影響により加振源である液体振動が固期毎に変動し、振動波形45の非定常成分が特に大きく発生する部分である。

【0068】また、上死点の大きな衝撃波は機械振動に 起因するところが大きく、且つ鋭いビークであるため波 形処理の際に誤差要因となるところが大きい。このた め、非定官成分を大きく発生しているバルブ関点48か ちバルブ閉点49の間の積分範囲50で輸分することに より、圧縮性能により対応した精度良い分散パワー33 を求めることができる。

【①①69】(実施例6)以下本発明の第6の実施例に「20 しょて、圧縮機のバルブが開放している間の補分範囲を分 ついて図面を参照しながら説明する。 散波形にしまい値を設けその交点から求めることで、積

【0070】実施例5の液形処理の積分範囲の規定において、積分範囲の認識手段について規定するものである。

【0071】図10の分散波形51において、しきい値52をトリガーレベルとし上死点ピーク53から逆回転方向に探索していき交点A54を求め、さらに回転角270度近辺から探索し交点B55を求めることにより箱分簡囲56を効率よく、正確に求めることができる。【0072】

【発明の効果】以上のように本発明は、圧縮機において 冷媒を圧縮する過程で発生する適体振動により削振され 発生する振動被形を検出するセンサと、この振動被形を 増幅する増幅器と、この増幅器から出力される信号を記 録する波形記録装置と、この波形記録装置または増幅器 から出力される信号のノイズ成分を除去するフィルタ と、このフィルタから出力される信号をA/D変換する ためのA/D変換器と、このA/D変換器から出力され る信号の特徴を波形処理し、この波形処理値から性能劣 化度合を判定する波形処理器と、これらの結果を表示す も表示器と、これらの結果を記録する記録装置とで構成 されており、波形処理器において圧縮機の圧縮過程で発 生する適体振動の非定常成分を定置化することで性能劣 化度合を効率良く判定することができる。

【①①73】また、波形処理器で行われる流体振動の非 定常成分の定量化処理において、入力された振動液形を 園期毎に分割する手段と、この周期毎に分割した液形を 加算平均処理する手段と、分割された液形とこの加算平 均処理し分散波形を求める手段と、この分散波形を請分し分散パワーを求める手段と、振動波形の自無平均を行い振動パワーを求める手段と、この分散パワーとこの振

動パワーとの比を算出し、比分散値を求める手段とで、 振動波形処理を行うことで請度良く性能劣化度合を判定 することができる。

10

【① 0 7 4】さらに、波形処理器に入力された振動波形を周期毎に分割する手段として、自己相関分析処理を用いて振動波形を周期毎に分割することで、振動波形を精10 度良く周期毎に分割することができる。

【0075】また、波形処理器における分散波形を論分する手段において、分散波形の平滑化処理を行った後、 論分することで、分散パワーをエラーなく高速で正確に 求めることができる。

【0076】さらに、液形処理器で行われる分散液形を 請分する手段において、圧縮機のバルブが関放している 間を債分することで、より圧縮性能に対応する振動の非 周期成分の分散パワーを算出することができる。

【0077】また、分散波形の積分範囲の決定手段において、圧縮機のバルブが開放している間の請分節囲を分散波形にしきい値を設けその交点から求めることで、積分範囲を効率良く、正確に求めることができる。これにより、圧縮機の圧縮性能をいちいちカロリー計測装置で計測することなしに効率的に精度良く診断することができる圧縮機の性能劣化診断装置を提供することができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の第1の実施例を示す圧縮機の性能劣化 診断装置のブロック図

) 【図2】本発明の診断対象となる圧縮機の構断面図

【図3】本発明の診断対象となる圧縮機のA – A ゛断面 図

【図4】本発明の診断対象となぶ力挙動と振動波形図

【図5】本発明の第2の実施例を示す波形処理フローチャート

【図6】本発明の第2の実施例を示すための振動波形と 分散波形図

【図7】本発明の第3の実施例を示すための自己相関分析図

【図8】本発明の第4の実施例を示すための平滑化処理 前と平滑化処理後の分散波形図

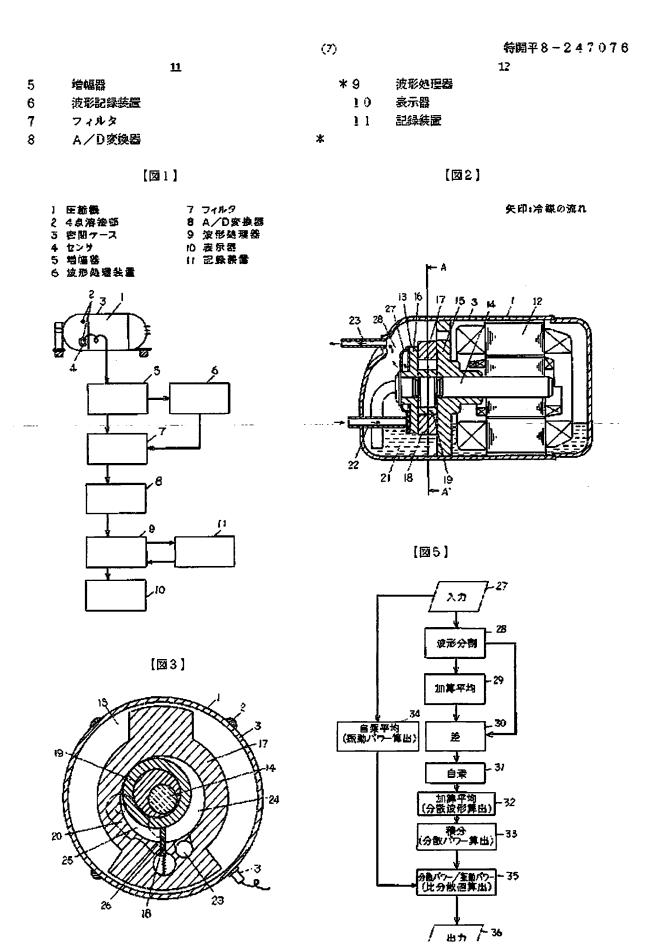
【図9】本発明の第5の実施例を示すための振動波形と 分散波形図

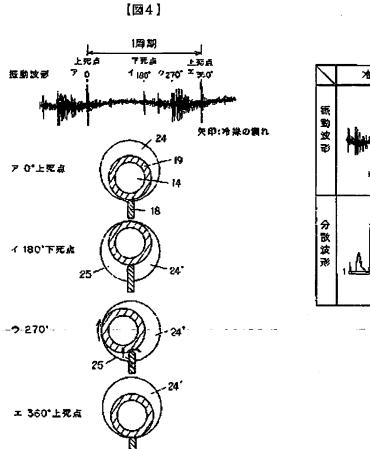
【図10】本発明の第6の実施例を示すための分散波形 図

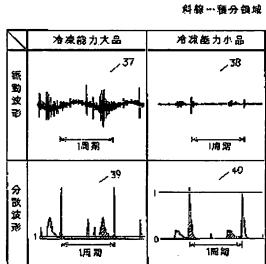
【符号の説明】

- 1 圧縮機
- 2 4点溶接部

http://www4.ipdl.ncipi.go.jp/tjcontenttrns.ipdl?N0000=21&N0400=image/gif&N0401=/NSAPITMP/web91... 4/17/06







[図6]

